BEST AVAILABLE COPY

日本国特許庁 JAPAN PATENT OFFICE

別紙添付の書類に記載されている事項は下記の出願書類に記載されている事項と同一であることを証明する。

This is to certify that the annexed is a true copy of the following application as filed with this Office.

出願年月日

Date of Application: 2005年 2月21日

出願番号

Application Number: 特願2005-043714

バリ条約による外国への出願 に用いる優先権の主張の基礎 となる出願の国コードと出願 番号

The country code and number of your priority application, to be used for filing abroad under the Paris Convention, is JP2005-043714

出 願 人

松下電器産業株式会社

Applicant(s):

2005年 7月13日

特許庁長官 Commissioner, Japan Patent Office





【官规句】 打 訂 郑 【整理番号】 2921560063 平成17年 2月21日 【提出日】 【あて先】 特許庁長官殿 F04B 39/00 【国際特許分類】 【発明者】 滋賀県草津市野路東二丁目3番1-2号 松下冷機株式会社内 【住所又は居所】 【氏名】 明石 浩業 【発明者】 【住所又は居所】 滋賀県草津市野路東二丁目3番1-2号 松下冷機株式会社内 坪井 康祐 【氏名】 【発明者】 滋賀県草津市野路東二丁目3番1-2号 松下冷機株式会社内 【住所又は居所】 【氏名】 垣内 隆志 【特許出願人】 【識別番号】 000005821 【氏名又は名称】 松下電器産業株式会社 【代理人】 【識別番号】 100097445 【弁理士】 【氏名又は名称】 岩橋 文雄 【選任した代理人】 【識別番号】 100103355 【弁理士】 【氏名又は名称】 坂口 智康 【選任した代理人】 【識別番号】 100109667 【弁理士】 【氏名又は名称】 内藤 浩 樹 【手数料の表示】 【子納台帳番号】 011305 【納付金額】 16,000円 【提出物件の目録】 【物件名】 特許請求の範囲 1

明細書

要約書 1

図面 1

【包括委任状番号】 9809938

【物件名】 【物件名】

【物件名】

【官烘白】付矸胡小ツ郸田

【請求項1】

密閉容器内に潤滑油を貯溜するとともに、回転子および固定子からなる電動要素と前記電動要素によって駆動される圧縮要素を収容し、前記圧縮要素は偏心軸部と主軸部を有したシャフトと、前記主軸部を軸支する主軸受と、前記シャフトの下部に設けられ前記潤滑油内に開口する第1オイルボンプと、前記第1オイルボンプの上方に設けられ前記シャフト外周に設けられた螺旋溝と前記回転子の内径壁面とで形成する第2オイルボンプと、前記第2オイルボンプの上方に設けられ前記シャフト外周に設けられた螺旋溝と前記軸受の内周面とで形成する第3オイルボンプとを備え、前記電動要素は前記回転子の回転子鉄心に永久磁石を内蔵した2極の永久磁石型電動機である密閉型圧縮機。

【請求項2】

主軸受は、回転子鉄心の圧縮要素側端部を含み主軸部軸心と略直交する平面と交わらない 請求項1に記載の密閉型圧縮機。

【請求項3】

偏心軸部を挟んで主軸部と同軸上に設けた副軸部と、前記副軸部を軸支する副軸受を備え た請求項1または2に記載の密閉型圧縮機。

【請求項4】

2極の永久磁石型電動機が、回転子鉄心の外周に始動用かご形導体の多数の導体バーを有し、その内側に複数個の永久磁石を埋設してなる回転子を備えた自己始動形永久磁石式同期電動機であることを特徴とする請求項1から3のいずれか一項に記載の密閉型圧縮機。

【請求項5】

永久磁石を希土類磁石で形成したことを特徴とする請求項1から5のいずれかに記載の密 閉型圧縮機。 【官烘台】奶和官

【発明の名称】密閉型圧縮機

【技術分野】

[0001]

本発明は、冷凍冷蔵庫等の冷凍サイクルに用いられる密閉形圧縮機に関するものである

【背景技術】

[0002]

近年、冷凍冷蔵庫等の冷凍装置に使用される密閉型圧縮機については、消費電力の低減のための高効率化や、低振動化、低騒音化が望まれている。

[0003]

従来、この種の密閉型圧縮機としては、効率を改善するため、電動要素を誘導電動機から回転子に永久磁石を内蔵した2極の永久磁石型電動機としたものがある(例えば、特許文献1参照)。また、低振動とするために機械部を上方に配置した構成の密閉型圧縮機がある(例えば、特許文献2参照)。

[0004]

以下、図面を参照しながら上記従来の密閉型圧縮機を説明する。

[0005]

図6は、特許文献1に記載された従来の密閉型圧縮機の縦断面図を示すものである。図6に示すように、密閉容器1内には、固定子2と回転子3からなる電動要素4と、電動要素4によって駆動される圧縮要素5を収容し、密閉容器1内に潤滑油6を貯溜する。シャフト10は、回転子3を固定した主軸部11および主軸部11に対し偏心して形成された偏心軸部12を有する。シリンダブロック14は、略円筒形の圧縮室15を有するとともに、非磁性体材料であるアルミ系材料からなる主軸受17が固定されている。ピストン19は、シリンダブロック14の圧縮室15に往復摺動自在に挿入され、偏心軸部12との間を連結手段20によって連結されている。

[0006]

電動要素 4 は、積層電磁鋼板よりなる固定子鉄心 2 5 に巻線を巻装した固定子 2 と、積層電磁鋼板よりなる回転子鉄心 2 6 に永久磁石 2 7 を内蔵した回転子 3 とから構成される 2 極の永久磁石型電動機である。また、永久磁石 2 7 が脱落するのを防止する保護用の端板 2 8 が回転子鉄心 2 6 に固定されている。

[0007]

また、回転子鉄心26の圧縮要素5に対向する側の端部には中空のボア部31が設けられており、この中空のボア部31の内側には主軸受17が延在している。

[0008]

以上のように構成された密閉型圧縮機について、以下その動作を説明する。

[0009]

電動要素4の回転子3はシャフト10を回転させ、偏心軸部12の回転運動が連結手段20を介してピストン19に伝えられることでピストン19は圧縮室15内を往復運動する。それにより、冷媒ガスは冷却システム(図示せず)から圧縮室15内へ吸入・圧縮された後、再び冷却システムへと吐き出される。

[0010]

次に、回転子3が回転する際の磁束の流れや損失について説明する。主軸受17を非磁性材料で形成しているため、ボア部31の内周と主軸受17との間には磁気吸引力が働かないのでロストルクが生じず、また、永久磁石27からの磁束は主軸受17が非磁性体であるため主軸受17には吸引されず殆どが回転子鉄心26の中だけを通ることになる。従って、主軸受17内には鉄損(特に渦電流損)が殆ど発生せず、高効率とすることができる。

[0011]

図7は、特許文献2に記載された従来の密閉型圧縮機の縦断面図を示すものである。図

104と、電動要素104によって駆動される圧縮要素105を収容し、密閉容器101 内に潤滑油106を貯溜する。シャフト107は、回転子103を圧入固定した主軸部108および主軸部108に対し偏心して形成された偏心軸部109を有する。

[0012]

シリンダブロック114は、略円筒形の圧縮室115を有するとともに主軸部108を軸支する主軸受116を有している。ピストン119は、シリンダブロック114の圧縮室115に往復摺動自在に挿入され、偏心軸部109との間を連結手段120によって連結されている。

[0013]

シャフト107の内部には給油通路130,131が設けられると共に、主軸部108の外周には下端が給油通路130の上端近傍と連通し、上方に向かってシャフト107の反回転方向に傾斜しながら螺旋状に刻設した螺旋溝132が形成されている。螺旋溝132の上端は給油通路131の下端近傍と連通している。主軸部108の下端部には一端が潤油106中に開口し、他端が給油通路130と連通したオイルコーン133が固定されている。圧縮要素105と電動要素104は一体となって、電動要素104の下部に設けられたスプリング137によって密閉容器101内に弾性支持されている。

[0014]

以上のように構成された密閉型圧縮機について、以下その動作を説明する。

[0015]

電動要素104の回転子103はシャフト107を回転させ、偏心軸部109の回転運動が連結手段120を介してピストン119に伝えられることでピストン119は圧縮室115内を往復運動する。それにより、冷媒ガスは冷却システム(図示せず)から圧縮室115内へ吸入・圧縮された後、再び冷却システムへと吐き出される。

[0016]

一方、オイルコーン 1 3 3 はシャフト 1 0 7 の回転によりポンプ作用をするようになっている。オイルコーン 1 3 3 のポンプ作用により、密閉容器 1 0 1 底部の潤滑油 1 0 6 は 給油通路 1 3 0 を介して上方に上げられる。給油通路 1 3 0 の上部に至った潤滑油 1 0 6 は、螺旋溝 1 3 2 へと導入される。螺旋溝 1 3 2 はシャフト 1 0 7 回転方向と逆向きに働く慣性力と同方向に傾斜していることから、潤滑油 1 0 6 には新たに上方向への大きな搬送力が働く。

[0017]

潤滑油106は、螺旋溝132内を上方へ上げられると共にシャフト107の摺動部117へ供給される。螺旋溝132上端に至った潤滑油106は給油通路131へと導入され、偏心軸部109等の摺動部に供給され潤滑を行う。

[0018]

またピストン119が往復運動するためにピストン119付近の圧縮要素105の振動は大きくなるが、ピストン119から距離が離れた電動要素104の下部の振動は小さくなる。その振動の小さい電動要素104下部でスプリング137により弾性支持するために、スプリング137を介して密閉容器101に伝達する振動は小さく抑えられ、振動の小さい密閉型圧縮機とすることができる。

【特許文献1】特開2001-73948号公報

【特許文献 2】 特開 2 0 0 0 - 1 1 0 7 2 3 号公報

【発明の開示】

【発明が解決しようとする課題】

[0019]

しかしながら、上記従来の構成では、特許文献1で高効率化のために用いた2極の永久 磁石型電動機を特許文献2に示す振動の低い密閉型圧縮機に適用する場合、主軸部108 内に大きな断面積を持つ給油通路130が形成されているために、回転子鉄心26の内側 に磁路が形成できない部分が存在することになり、部分的に狭い磁路しか形成できず磁気 いいいがへなくなるにの、凹転」 軟心 4 りいか入城口 4 1 によって土しる城木里は和田田路 1 3 0 が無い場合に比べて少なくなり、損失が大きくなるという課題を有していた。

[0020]

本発明は、上記従来の課題を解決するもので、圧縮要素が上部に配置された密閉型圧縮機に2極の永久磁石型電動機を適用する場合において、永久磁石によって生じる磁束量を増大させて高効率化を図り、振動が低く、効率の高い密閉型圧縮機を提供することを目的とする。

【課題を解決するための手段】

[0021]

上記従来の課題を解決するために、本発明の密閉型圧縮機は、前記シャフトの下部に設けられ前記潤滑油内に開口する第1オイルポンプと、前記第1オイルポンプの上方に設けられ前記シャフト外周に設けられた螺旋溝と前記回転子の内径壁面とで形成する第2オイルポンプと、前記電2オイルポンプの上方に設けられ前記シャフト外周に設けられた螺旋溝と前記軸受の内周面とで形成する第3オイルポンプとを備え、前記電動要素は回転子鉄心に永久磁石を内蔵した回転子を備えた2極の永久磁石型電動機であることを特徴とするものであり、従来の給油通路のような主軸部内部に大きな空間が存在しないため、回転子鉄心の内側の磁路を妨げることが殆んど無く、磁路が広く形成できるため、回転子鉄心内部に生じる磁束量が増加し、損失が低減して電動要素の効率が向上するという作用を有する。

【発明の効果】

[0022]

本発明の密閉型圧縮機は、シャフト外周に設けられた螺旋溝と回転子の内径壁面とで形成する第2オイルポンプを形成することにより、主軸部内部に大きな空間が存在しなくなるため、回転子鉄心内部の磁束量が増加して損失が低減し、効率を高くすることができる

【発明を実施するための最良の形態】

[0023]

請求項1に記載の発明は、密閉容器内に潤滑油を貯溜するとともに、回転子および固定子からなる電動要素と前記電動要素によって駆動される圧縮要素を収容し、前記圧縮要素は偏心軸部と主軸部を有したシャフトと、前記主軸部を軸支する主軸受と、前記シャフトの下部に設けられ前記シャフト外周に設けられた螺旋溝と前記回転子の内径壁面とで形成する第2オイルポンプと、前記第2オイルポンプの上方に設けられ前記シャフト外周に設けられた螺旋溝と前記回転子の内径壁面とで形成する第2オイルポンプと、前記第2オイルポンプの上方に設けられ前記シャフト外周に設けられた螺旋溝と前記軸受の内周面とで形成する第3オイルポンプとを備え、前記電動要素は前記回転子の回転子鉄心に永久磁石を内蔵した2極の永久磁石型電動機であることを特徴とするもので、従来の給油通路のような主軸部内部に大きな空間が存在しないため、回転子鉄心の内側の磁路を妨げることが殆んど無く、磁路が広く形成できるため、回転子鉄心内部に生じる磁束量が増加し、損失が低減して電動要素の効率を向上することができる

[0024]

請求項2に記載の発明は、請求項1に記載の発明に、更に、主軸受は、回転子鉄心の圧縮要素側端部を含み主軸部軸心と略直交する平面と交わらない構成としたもので、主軸受を回転子鉄心内に挿入するために従来設けられていたボア部が無く、ボア部による磁路の狭小化が解消されるために、回転子鉄心内部の磁束量が更に増加し、請求項1に記載の発明の効果に加えてさらに効率が向上する。

[0025]

請求項3に記載の発明は、請求項1または2に記載の発明に、更に、偏心軸部を挟んで主軸部と同軸上に設けた副軸部と、前記副軸部を軸支する副軸受を備えた構成としたもので、副軸受がシャフトの傾きを根本的に規制するために、主軸受の長さを短くして回転子鉄心内への主軸受の挿入を無くしても、シャフトの傾きは殆んと変わらず、シャフトと主

軸又で町軸又がこしることが無いため、雨小切1のるいは~に削載の光明の効本に加えて、信頼性と効率を高く、騒音を低くすることができる。

[0026]

請求項4に記載の発明は、請求項1から4に記載の発明に、更に、2極の永久磁石型電動機が、回転子鉄心の外周に始動用かご形導体の多数の導体バーを有し、その内側に複数個の永久磁石を埋設してなる回転子を備えた自己始動形永久磁石式同期電動機である構成としたもので、請求項1から3に記載の発明の作用によって高い効率が得られる同期モータが採用でき、高い効率にすることができる。

[0027]

請求項5に記載の発明は、請求項1から4に記載の発明に、更に、永久磁石を希土類磁石で形成したもので、希土類磁石は強い磁力を得ることができるので、電動機の小型軽量化や密閉型圧縮機の小型軽量化を図ることができる。

[0028]

以下、本発明の実施の形態について、図面を参照しながら説明する。なお、この実施の形態によってこの発明が限定されるものではない。

[0029]

(実施の形態1)

図1は、本発明の実施の形態1における密閉型圧縮機の縦断面図、図2は、図1のA-A断面における回転子の断面図である。図3は、主軸部に給油通路がある場合を想定した回転子の断面図である。

[0030]

図1、図2において、密閉容器201内に潤滑油202を貯溜するとともに、電動要素203と電動要素203によって駆動される圧縮要素205を収容し、圧縮要素205は偏心軸部206と主軸部207を有したシャフト210と、主軸部207を軸支する主軸受211を備える。

[0031]

シリンダブロック212は、略円筒形の圧縮室213を有するとともに、主軸受211 が固定されている。ピストン214は、シリンダブロック212の圧縮室213に往復摺動自在に挿入され、偏心軸部206との間を連結手段215によって連結されている。

[0032]

第1オイルポンプ218は、潤滑油202内に浸漬し主軸部207の下端部に固定された中空のオイルコーン219と、シャフト210下部に中空に設けられた給油穴220とから構成され、遠心ボンプを形成している。

[0033]

第2オイルポンプ224は、第1オイルポンプ218の上方に設けられ、主軸部207 外周に設けられた螺旋溝225と回転子226の内径壁面で構成され、慣性ポンプを形成している。第1オイルポンプ218の上部と第2オイルポンプ224の下部は、貫通穴227を介して連通している。

[0034]

第3オイルポンプ228は、第2オイルポンプ224の上方に設けられ、主軸部207 外周に設けられた螺旋溝225と、主軸受211の内周面で構成され、粘性ポンプを形成 している。

[0035]

電動要素203は固定子231と回転子226からなり、回転子鉄心232に永久磁石234を内蔵した回転子226とからなる2極の自己始動形永久磁石式同期電動機である。また、永久磁石234が脱落するのを防止する保護用の端板235が回転子鉄心232に固定されている。

[0036]

2極の永久磁石型電動機は、自己始動形永久磁石式同期電動機である。すなわち、回転子鉄心232に設けた多数の導体バー241と、回転子鉄心232の軸方向の両端に位置

9 の 旭 旭 Ա ム 4 ム L で 1 ル ミ ノ 1 以 ヘ ト ト 一 件 に 瓜 宝 し ト 知 町 用 か こ か 母 件 で か 瓜 し 、 で の 内 側 に 複数 個 の 永 久 磁 石 2 3 4 を 埋 設 し て なる 回 転 子 2 2 6 を 備 え た 構 成 と な っ て い る

[0037]

永久磁石234は平板形の希土類磁石であるネオジウム・鉄・ポロン系の強磁性体からなり、図2に示すように、同極性の永久磁石234を山形状に突き合わせるように挿入配置して回転子鉄心232の軸方向に埋設している。2個の永久磁石234で1極の回転子磁極を形成し、回転子226全体で2極の回転子磁極を形成している。また、隣り合う永久磁石234間の磁束短絡を防止するために磁石短絡防止用のバリア243形成され、バリア243孔内にアルミダイカストが充填されて構成されている。

[0038]

尚、本圧縮機に使用される冷媒は、オゾン破壊係数がゼロのR134aやR600aに 代表される温暖化係数の低い自然冷媒である農化水素系冷媒等であり、それぞれ相溶性の 高い潤滑油と組み合わせてある。

[0039]

以上のように構成された密閉型圧縮機について、以下その動作、作用を説明する。

[0040]

電動要素203の回転子226がシャフト210を回転させ、偏心軸部206の回転運動が連結手段215を介してピストン214に伝えられることで、ピストン214は圧縮室213内を往復運動する。それにより、冷媒ガスは冷却システム(図示せず)から圧縮室213内へ吸入・圧縮された後、再び冷却システムへと吐き出される。

[0041]

次に給油の動作について説明する。

[0042]

第1オイルボンプ218では、主軸部207の回転に伴って、潤滑油202中に浸漬したオイルコーン219内で潤滑油202が回転し、ここで発生する遠心力によって潤滑油はオイルコーン219と給油穴220の内径壁面に沿って上昇する。ここで貫通穴227の位置は、主軸部207の回転子226が嵌着された範囲で、できるだけ下方にすることにより、主軸部207の中空となる給油穴220の容積を小さくすることができ、後述する磁束量を増やす効果を高めることができる。

[0043]

第1オイルポンプ218から貫通穴227を通過し第2オイルポンプ224に導かれた 潤滑油202は、螺旋溝225内の傾斜によって上方向に生ずる慣性力によって、第2オイルポンプ224の螺旋溝225内を上昇する。

[0044]

第3オイルポンプ228に到達した潤滑油202は、固定された主軸受211と回転する主軸部207の相対的な回転差により生じる粘性力によって螺旋溝225内を上昇する。第3オイルポンプ228まで到達した潤滑油202は、主軸部207外周面と主軸受211内周面で形成される摺動面の潤滑を行うとともに、更に偏心軸部206へと送られる

[0045]

従って、従来に比べて主軸部207の中空部の容積を大幅に小さくすることができるため、主軸部207内の磁路が形成しやすい構成とした上で、潤滑油202を上方に確実に供給できる。

[0046]

次に、図2、図3で永久磁石の磁束の流れを矢印の線で概念的に説明する。

[0047]

回転子鉄心232のA-A断面における磁束の流れは、図2に示すように、図の上部2個の永久磁石234から出る磁束は回転子鉄心232の中央部を通り、図の下部2個の永久磁石234に吸い込まれる。一方、従来のように主軸部に大きな中空部となる給油通路

[0048]

しかし本実施の形態では、図2に示すように主軸部207内に中空部が無いために、主軸部207内部に磁路が広く形成できるため、回転子鉄心232の内側の磁束量が増加し、損失が低減する。

[0049]

また、永久磁石234を希土類磁石で形成したもので、希土類磁石は強い磁力を得ることができるので、電動機の小型軽量化や密閉型圧縮機の小型軽量化を図ることができる。

[0050]

従って、圧縮要素205が上部に配置された密閉型圧縮機に2極の永久磁石型電動機を 適用する場合でも、永久磁石によって生じる磁束量を増大させて、小型軽量かつ高効率に することができる。

$[0\ 0\ 5\ 1\]$

(実施の形態2)

図4は、本発明の実施の形態2における密閉型圧縮機の縦断面図である。図5は、図4のB-B断面における回転子の断面図である。

[0052]

図4、図5において、密閉容器301内に潤滑油302を貯溜するとともに、電動要素303と電動要素303によって駆動される圧縮要素305を収容している。圧縮要素305は偏心軸部306と主軸部307と副軸部308を有したシャフト309を備え、副軸部308は偏心軸部306を挟んで主軸部307と同軸上に設けられている。主軸部307は主軸受310により軸支されている

[0053]

主軸受310は、回転子鉄心312の圧縮要素305側端部を含み主軸部307軸心と略直交する仮想の平面と交わらない構成となっている。すなわち、主軸受310の軸方向長さをやや短くして、主軸受310が回転子鉄心312の内側に入り込まない構成としており、回転子鉄心312の圧縮要素305側の端部に中空部を設けていない。

[0054]

シリンダブロック3 1 3 は、副軸受3 0 8 と略円筒形の圧縮室3 1 4 を有するとともに、主軸受3 1 0 が固定されている。ピストン3 1 5 は、シリンダブロック3 1 3 の圧縮室3 1 4 に往復摺動自在に挿入され、偏心軸部3 0 6 との間を連結手段3 1 6 よって連結されている。

[0055]

第1オイルポンプ318は、潤滑油302内に浸漬し主軸部307の下端部に固定された中空のオイルコーン319と、シャフト309下部に中空に設けられた給油穴320とから構成され、遠心ポンプを形成している。

[0056]

第2オイルボンプ324は、第1オイルボンプ318の上方に設けられ、主軸部307 外周に設けられた螺旋溝325と回転子326の内径壁面で構成され、慣性ポンプを形成している。第1オイルボンプ318の上部と第2オイルボンプ324の下部は、貫通穴327を介して連通している。

[0057]

第3オイルポンプ328は、第2オイルポンプ324の上方に設けられ、主軸部307 外周に設けられた螺旋溝325と、主軸受310の内周面で構成され、粘性ポンプを形成 している。

[0058]

電動要素303は固定子331と回転子326からなり、回転子鉄心312に永久磁石

○○4で内蔵した凹戦」 ○ 4 0 C かりなる 4 極い日 L 知 助 が 小 入 版 口 式 回 期 電 助 は C か る 。 また、永久磁石 3 3 4 が脱落するのを防止する保護用の端 板 3 3 5 が回転子鉄心 3 1 2 に固定されている。

[0059]

2極の永久磁石型電動機は、自己始動形永久磁石式同期電動機である。すなわち、回転子鉄心312に設けた多数の導体バー341と、回転子鉄心312の軸方向の両端に位置する短絡環342とをアルミダイカストで一体に成型して始動用かご形導体を形成し、その内側に複数個の永久磁石334を埋設してなる回転子326を備えた構成となっている

[0060]

永久磁石334は平板形の希土類磁石であるネオジウム・鉄・ボロン系の強磁性体からなり、図5に示すように、同極性の永久磁石334を山形状に突き合わせるように挿入配置して回転子鉄心312の軸方向に埋設している。2個の永久磁石334で1極の回転子磁極を形成し、回転子326全体で2極の回転子磁極を形成している。また、隣り合う永久磁石334間の磁束短絡を防止するために磁石短絡防止用のバリア343が形成され、バリア343は孔内にアルミダイカストが充填されて構成されている。

[0061]

尚、本圧縮機に使用される冷媒は、オゾン破壊係数がゼロのR134aやR600aに 代表される温暖化係数の低い自然冷媒である炭化水素系冷媒等であり、それぞれ相溶性の ある潤滑油と組み合わせてある。

[0062]

以上のように構成された密閉型圧縮機について、以下その動作を説明する。

[0063]

電動要素303の回転子323はシャフト309を回転させ、偏心軸部306の回転運動が連結手段316を介してピストン315に伝えられることで、ピストン315は圧縮室314内を往復運動する。それにより、冷媒ガスは冷却システム(図示せず)から圧縮室314内へ吸入・圧縮された後、再び冷却システムへと吐き出される。

[0064]

次に給油の動作について説明する。

[0065]

第1オイルポンプ318では、主軸部307の回転に伴って、潤滑油302中に浸漬したオイルコーン319内で潤滑油302が回転し、ここで発生する遠心力によって潤滑油はオイルコーン319と給油穴320の内径壁面に沿って上昇する。ここで貫通穴327の位置は、主軸部307の回転子326が嵌着された範囲で、できるだけ下方にすることにより、主軸部307の中空となる給油穴320の容積を小さくすることができ、後述する磁束量を増やす効果を高めることができる。

[0066]

第1オイルポンプ318から貫通穴327を通過し第2オイルポンプ324に導かれた 潤滑油302は、螺旋溝325内の傾斜によって上方向に生ずる慣性力によって、第2オイルポンプ324の螺旋溝325内を上昇する。

[0067]

第3オイルポンプ328に到達した潤滑油302は、固定された主軸受310と回転する主軸部307の相対的な回転差により生じる粘性力によって螺旋溝325内を上昇する。第3オイルポンプ328まで到達した潤滑油302は、主軸部307外周面と主軸受310内周面で形成される摺動面の潤滑を行うとともに、更に偏心軸部306や副軸部308へと送られる。

[0068]

従って、従来に比べて主軸部307の中空部の容積を大幅に小さくすることができるため、主軸部207内の磁路が形成しやすい構成とした上で、潤滑油302を上方に確実に供給できる。

100091

次に、図5で永久磁石の磁束の流れを矢印の線で概念的に説明する。回転子鉄心312におけるB-B断面における磁束の流れは、図5に示すように、図の上部2個の永久磁石334から出る磁束は回転子鉄心312の中央部を通り、図の下部2個の永久磁石334に吸い込まれる。

[0070]

一方、従来のように主軸部に大きな中空部となる給油通路がある場合を想定した回転子鉄心における磁束の流れは、図3に示すように、図の上部2個の永久磁石から出る磁束は中空の給油通路内は通らず、中空部の外周付近に回り込むため、この部分の磁路が狭く不足しがちになる。しかし本実施の形態では、図5に示すように主軸部307内に中空部が無いために、主軸部307内部に磁路が広く形成できるため、回転子鉄心312の内側の磁束量が増加し、損失が低減する。

[0071]

さらに、主軸受310は、回転子鉄心312の圧縮要素305側端部を含み主軸部307軸心と略直交する仮想の平面と交わらない構成としているので、主軸受310を回転子鉄心312内に挿入するために従来設けられていた中空のボア部が無い。その結果、中空のボア部による磁路の狭小化が解消されるために、回転子鉄心312内部の磁束量が更に増加し、さらに効率が向上する。

[0072]

さらに、偏心軸部306と主軸部307と副軸部308を有したシャフト309を備え、副軸部308は偏心軸部306を挟んで主軸部307と同軸上に設けられており、主軸部307は主軸受310により軸支され、副軸部308は副軸受311により軸支されている。

[0073]

よってシャフト309の傾きを根本的に規制するために、主軸受310の長さを短くして回転子鉄心312内への主軸受310の挿入を無くしても、シャフト309の傾きは極めて小さく、シャフト309と主軸受310や副軸受311がこじることがほとんど無いため、信頼性と効率を高く、騒音を低くすることができる。

[0074]

また、永久磁石334を希土類磁石で形成したもので、希土類磁石は強い磁力を得ることができるので、電動機の小型軽量化や密閉型圧縮機の小型軽量化を図ることができる。

$[0 \ 0 \ 7 \ 5]$

従って、圧縮要素205が上部に配置された密閉型圧縮機に2極の永久磁石型電動機を 適用する場合でも、永久磁石によって生じる磁束量を増大させて、小型軽量かつ高効率、 低騒音、高信頼性にすることができる。

【産業上の利用可能性】

[0076]

以上のように、本発明にかかる密閉型圧縮機は、回転子鉄心の内側の磁束量が増加して 損失が低減し、小型軽量でかつ効率を高くすることができるので、エアーコンディショナ ーや冷凍冷蔵装置の密閉型圧縮機の用途にも展開できる。

【図面の簡単な説明】

[0077]

- 【図1】本発明の実施の形態1における密閉型圧縮機の縦断面図
- 【図2】同実施の形態における回転子の断面図
- 【図3】主軸部内に給油通路がある場合の回転子の断面図
- 【図4】本発明の実施の形態2における密閉型圧縮機の縦断面図
- 【図5】同実施の形態における回転子の断面図
- 【図6】従来の密閉型圧縮機の縦断面図
- 【図7】従来の密閉型圧縮機の縦断面図

【符号の説明】

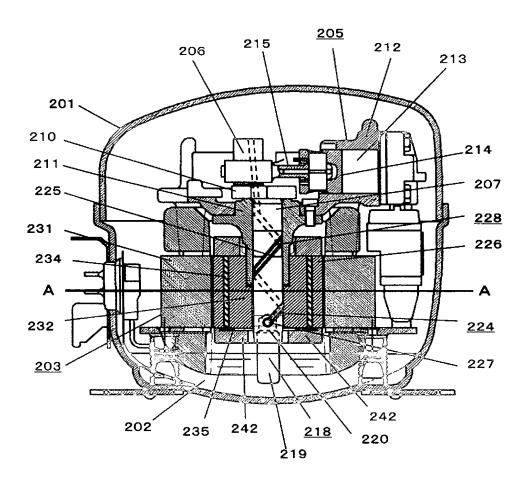
100101 201,301 密閉容器 202,302 潤滑油 203,303 電動要素 205,305 圧縮要素 206,306 偏心軸部 207,307 主軸部 210,309 シャフト 2 1 1 , 3 1 0 主軸受 2 1 8 , 3 1 8 第1オイルポンプ 2 2 4 , 3 2 4 第2オイルポンプ 225,325 螺旋溝 2 2 6 , 3 2 6 回転子 2 2 8 , 3 2 8 第3オイルポンプ 231,331 固定子 2 3 2 , 3 1 2 回転子鉄心

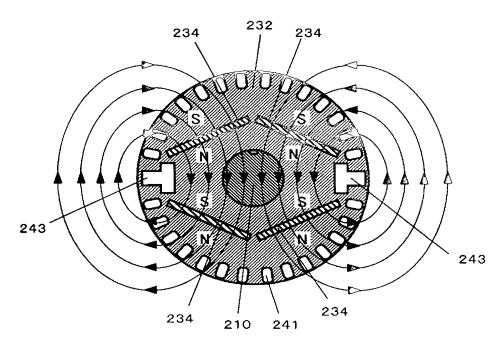
234,334 永久磁石 241,341 導体バー 308 副軸部

副軸受

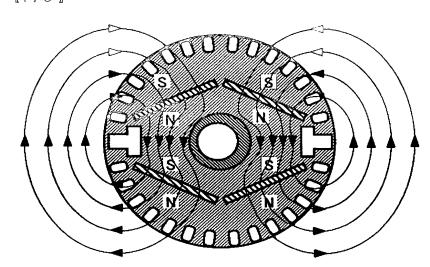
3 1 1

201 密閉容器 218 第1オイルポンプ 202 潤滑油 224 第2オイルポンプ 203 電動要素 225 螺旋溝 205 圧縮要素 226 回転子 206 偏心軸部 228 第3オイルポンプ 207 主軸部 231 固定子 210 シャフト 232 回転子鉄心 211 主軸受 234 永久磁石

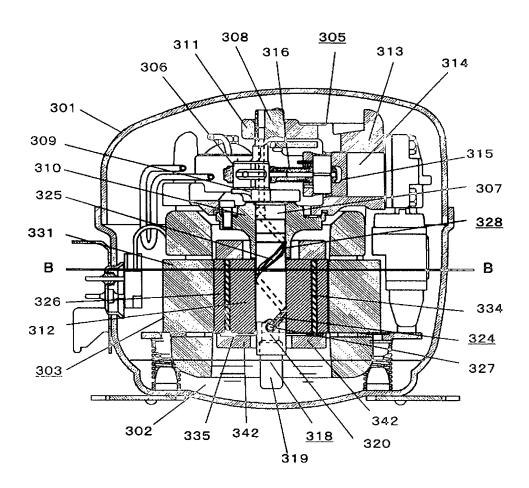


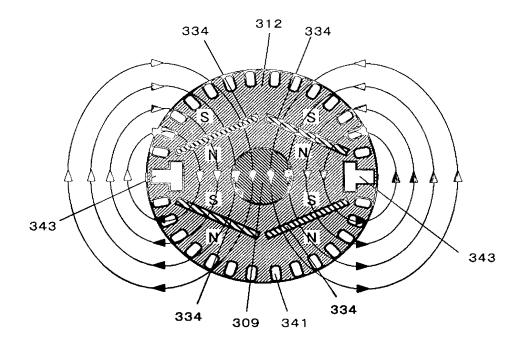


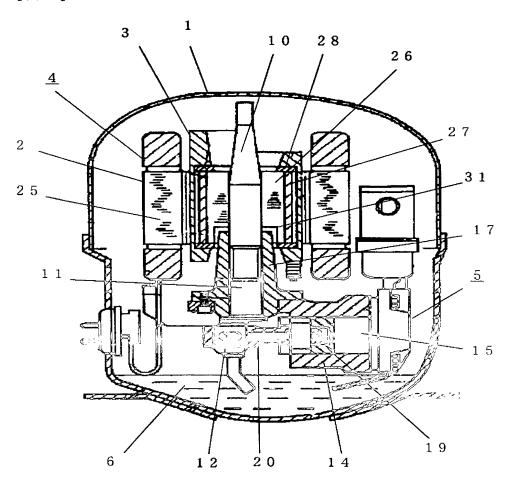
[[2] 3]

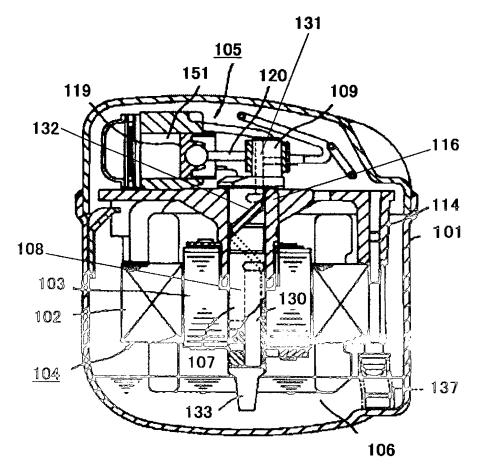


301 密閉容器 311 副軸受 302 潤滑油 312 回転子鉄心 303 電動要素 318 第1オイルポンプ 305 圧縮要素 324 第2オイルポンプ 306 偏心軸部 325 螺旋溝 307 主軸部 326 回転子 308 副軸部 328 第3オイルポンプ 309 シャフト 331 固定子 310 主軸受 334 永久磁石









自从口】女们官

【要約】

【課題】圧縮要素が上部に配置された密閉型圧縮機に2極の永久磁石型電動機を適用する場合において、永久磁石によって生じる磁束量を増大させて高効率化を図る。

【解決手段】回転子鉄心232に永久磁石234を内蔵した2極の永久磁石型電動機を備え、シャフト210外周に設けられた螺旋溝225と回転子226の内径壁面とで形成する第2オイルボンプ224を形成することにより、主軸部207内部に大きな空間が存在しなくなるため、回転子鉄心232内部の磁束量が増加して損失が低減し、効率を高くすることができる。

【選択図】図1

000000582119900828 新規登録

大阪府門真市大字門真1006番地 松下電器産業株式会社

Document made available under the Patent Cooperation Treaty (PCT)

International application number: PCT/JP05/010199

International filing date: 27 May 2005 (27.05.2005)

Document type: Certified copy of priority document

Document details: Country/Office: JP

Number: 2005-043714

Filing date: 21 February 2005 (21.02.2005)

Date of receipt at the International Bureau: 29 July 2005 (29.07.2005)

Remark: Priority document submitted or transmitted to the International Bureau in

compliance with Rule 17.1(a) or (b)



This Page is Inserted by IFW Indexing and Scanning Operations and is not part of the Official Record

BEST AVAILABLE IMAGES

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images include but are not limited to the items checked:

□ BLACK BORDERS
☐ IMAGE CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES
☐ FADED TEXT OR DRAWING
BLURRED OR ILLEGIBLE TEXT OR DRAWING
☐ SKEWED/SLANTED IMAGES
☐ COLOR OR BLACK AND WHITE PHOTOGRAPHS
☐ GRAY SCALE DOCUMENTS
☐ LINES OR MARKS ON ORIGINAL DOCUMENT
☐ REFERENCE(S) OR EXHIBIT(S) SUBMITTED ARE POOR QUALITY
Потнер.

IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.

As rescanning these documents will not correct the image problems checked, please do not report these problems to the IFW Image Problem Mailbox.